#### **PATENT COOPERATION TREATY**

!	To WIPO World Intellectual Property Organization 34, chemin des Colombettes CH - 1211 Genf 20 Schweiz	issued 12.3, 13 Secti	Identification (MENTS Topursuant to PCT 2.4, 29.1 (a) (i), a ons 309 (b) (iii), 325	CONCERNING DOCU- RANSMITTED  Article 12 (1), Rules 20.7 (iv), and Administrative Instructions, (c) (ii), 310 (c) (iii), (d) (ii), (b) and (c)			
	IDENTIFICATION OF THE INTER		Jan. 2005 APPLICATION	<u>( 2 7, 01, 05 )</u>			
	IDENTIFICATION OF THE INTERNATIONAL APPLICATION  International Application No.  International Filing Date						
	PCT/DE 2004 00 2492		ov. 2004	(M. M. 04)			
	Müller Weingarten A6						
	NOTIFICATION						
	This receiving Office transmits herewith the following indicated types of documents and numbers thereof:						
•	1.						
	Attached is a list identifying each document transmitted by the type of document it is, by the corresponding international application number and, if necessary, by other information.						
	This notification is sent to the above addressee in its capacity as the:						
	International Searching Authority International Bureau						
	*) please note the number						
	THE RECEIVING	G OFFICE					
	Name und Postanschrift des Anmeldeamts	Authorized	Officer ,	0			
į	DEUTSCHES PATENT- UND MARKENAMT 80297 München		(	Januar			
	Telefaxnr. (0 89) 21 95 - 22 21	Telefonnr. (	0 89) 21 95 - 🎿	3240			

# BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND



### Prioritätsbescheinigung über die Einreichung einer Patentanmeldung

Aktenzeichen: 103 52 982.9

**Anmeldetag:** 13. November 2003

Anmelder/Inhaber: Müller Weingarten AG, 88250 Weingarten/DE

Bezeichnung: Gelenkarmtransportvorrichtung

IPC: B 21 D 43/05

Die angehefteten Stücke sind eine richtige und genaue Wiedergabe der ursprünglichen Unterlagen dieser Patentanmeldung.

> München, den 25. Januar 2005 **Deutsches Patent- und Markenamt** Der Präsident

lm Auftrag





Anmelder:

Muller Weingarten AG Schussenstraße 11 88250 Weingarten

5

"Gelenkarmtransportvorrichtung"

Beschreibung

Die Erfindung betrifft eine Transportvorrichtung zum
Transportieren von Werkstücken aus einer Bearbeitungsstation in die nachfolgende Bearbeitungsstation einer Presse,
Pressenstraße, eines Simulators oder dergleichen nach dem Oberbegriff des Anspruches 1.

15

Stand der Technik

Erfordert die Herstellung eines Werkstückes mehrere
Arbeitsoperationen, wie Schneiden oder Umformen, so werden zur
wirtschaftlichen Fertigung die erforderlichen Einzeloperationen
in einer so genannten Stufenpresse oder Pressenstraße
durchgeführt. Die Anzahl der Werkzeuge entspricht dann der
Anzahl der Arbeitsstufen, die zur Herstellung erforderlich sind.
In den Pressen befinden sich Transporteinrichtungen mit welcher
die Werkstücke von einer Arbeitsstation zur nächsten
transportiert werden.

Bei Stufen- oder Großteil-Transferpressen bestehen die

30 Transporteinrichtungen aus Greifer- bzw. Tragschienen die sich
durch die gesamte Länge der Umformmaschine erstrecken. Zum
Transport der Werkstücke sind die Tragschienen mit Greifer- oder

Halteelementen bestückt. Unterschieden wird dabei, je nach
Bewegungsablauf, zwischen einem mit Saugertraversen bestückten
Zwei-Achstransfer oder einem mit Greiferelementen versehenen
Drei-Achstransfer. Als Zusatzbewegung kann auch eine
Verschwenkung zur Lageveränderung des Teiles während dem
Transportschritt erforderlich sein. Diese Lageveränderung kann
auch durch eine zwischen den Umformstufen angeordnete
Orientierstation erfolgen.

Die Transferbewegung wird über Kurven eingeleitet, die über
Bewegungsübertragungselemente mit dem Stößelantrieb
zwangssynchronisiert sind. Die Herstellung von insbesondere
großflächigen Teilen führte zur Entwicklung der GroßteilTransferpressen in immer größeren Dimensionen bezogen auf die
Umformkraft und die Transportwege. Werkzeugabstände in einer
Größenordnung von 5000 mm sind heute durchaus üblich und damit
sind auch entsprechende Transportschritte erforderlich.

Als Ergebnis dieser Entwicklung stehen die zu beschleunigenden und abzubremsenden Massen der Transfersysteme in einem völligen Gegensatz zu den geringen Massen der zu transportierenden Teile. Da der Transportschritt in kürzester Zeit ausgeführt werden soll, um eine möglichst hohe Pressenhubzahl und damit Teileausbringung zu erreichen, muss das System über eine hohe Geschwindigkeit und damit auch Beschleunigung und Verzögerung verfügen.

Ein weiterer Nachteil ist der starre Bewegungsablauf der durch die Kurvenantriebe vorgegeben wird.

30 Die optimale Nutzung der Freiräume zwischen Unter- und Oberwerkzeug während dem Stößelhub ist für den Teiletransport nicht möglich.

Um diese aufgezeigten Nachteile zu vermeiden befassen sich jetzt Neuentwicklungen mit der Ablösung des bisherigen Transfersystems durch eine entsprechende Anzahl von zwischen den Bearbeitungsstufen angeordneten, mit Eigenantrieben ausgerüsteten Transfersystemen. Eine solche Anordnung ist in der EP 0 672 480 B1 offenbart. An den Ständern angeordnete Transfersysteme sind mit einer Anzahl von Antrieben ausgerüstet, die in Wirkverbindung mit den Bewegungsübertragungsmitteln den Teiletransport ausführen. Als Besonderheit ist das System sowohl als Zwei-Achstransfer mit Saugerbalken, als auch als Drei-Achstransfer mit Greifern umrüstbar. Allerdings erfordert dieser universelle Einsatz einen entsprechenden baulichen Aufwand.

Ebenfalls in jedem Ständerbereich angeordnet ist eine in der DE 100 42 991 Al offenbarte Transfereinrichtung. Die Transportvorrichtung ist als Gelenkarm ausgebildet und so gestaltet, dass günstige Freigängigkeiten bezogen auf die Stößelbewegung möglich sind. Der Gelenkarm kann somit bereits bei einem relativ kleinen Öffnungshub des das Oberwerkzeug tragenden Pressenstößels zur Teileentnahme zwischen Ober- und Unterwerkzeug einfahren.

Nachteilig bei dieser Anordnung ist der erforderliche
Platzbedarf zur Vermeidung einer Kollision zwischen dem Stößel
und der Transfervorrichtung. Bei dem Stand der Technik ist
zwischen dem Ständer und dem Stößel ein Freiraum zur
Durchführung der Schwenkbewegung der Transportvorrichtung
erforderlich. Dieses führt zu Pressen die quer zur
Teiletransportrichtung größere Abmessungen benötigen.

Aufgabe und Vorteil der Erfindung

30

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Gelenkarmtransportvorrichtung derart weiterzuentwickeln, dass für die Gelenkarmtransportvorrichtung kein zusätzlicher Platzbedarf zwischen dem Ständer und dem Stößel erforderlich ist.

Diese Aufgabe wird ausgehend von einer Transportvorrichtung nach dem Oberbegriff des Anspruch 1, durch die kennzeichnenden Merkmale des Anspruch 1 gelöst. In den Unteransprüchen sind vorteilhafte und zweckmäßige Weiterbildungen der Transportvorrichtung angegeben.

Der Erfindung liegt der Gedanke zugrunde, den Bewegungsablauf der Gelenkarmtransportvorrichtung so zu modifizieren, dass ein ausreichender, insbesondere vertikaler Abstand zum Stößel gewährleistet ist. Auch die Geometrie der Gelenkarmteile wird geändert und diese werden nicht mehr in gleicher Länge

20 ausgeführt, sondern der vordere Gelenkarmteil, an dem die Quertraverse mit den Teilehaltemittel befestigt ist, wird kürzer vorgeschlagen, wodurch die Freigängigkeit nochmals verbessert wird. Zusätzlich wirkt sich der Gelenkarmtransportvorrichtung im Ständerbereich und oberhalb der Werkstücktransportebene

25 vorteilhaft aus.

Die Gelenkarmtransportvorrichtung wird oberhalb der Teiletransportebene an den Pressenständern angebaut. Der erste Gelenkarmteil ist dabei so bemessen, dass erst bei einem relativ großen Schwenkwinkel eine Überschneidung mit dem Stößel möglich ist. Aufgrund der Stößelbewegung befindet sich dieser dann aber im Bereich seines oberen Totpunktes, wodurch eine Kollision sicher vermieden wird. Der vordere Gelenkarmteil führt eine,

bezogen auf den Drehpunkt der Gelenkarmteile zueinander, nach oben gerichtete Schwenkbewegung aus. Der erste Gelenkarmteil ist drehbar an einen Tragschlitten gelagert, zur Durchführung einer vertikalen Hubbewegung während dem Werkstücktransport. Die Bewegungsüberlagerung der beiden Gelenkarmteile in Verbindung mit der vertikalen Hubachse ermöglicht ein frei programmierbares Fahrkurvenprofil in einer großen Bandbreite, sowohl für den Teiletransport, als auch für den Leerweg. Der Leerweg kann dadurch eine sehr flache und damit bezogen auf die Freigängigkeit äußerst günstige Fahrkurve realisieren. In vorteilhafter Weise kann somit bei einem relativ kleinen Öffnungshub des Pressenstößels der Gelenkarm in den sich bildenden Freiraum zwischen Ober- und Unterwerkzeug einfahren. Dieser Ablauf ergibt eine Reduzierung der Zeit für den Teiletransport und führt zu einer Erhöhung der Wirtschaftlichkeit der Pressenanlage. Durch die dynamische Hubachse kann die Gelenkarmvorrichtung ohne weitere bauliche Maßnahmen auch mit unterschiedlichsten Werkzeughöhen betrieben

Die gesamte Transportvorrichtung besteht aus zwei, im Ständerbereich spiegelbildlich zueinander angeordnete, Gelenkarmtransportvorrichtungen die über eine Quertraverse miteinander verbunden sind. Die Quertraverse ist am vorderen Ende des kürzeren Gelenkarmteils angekuppelt und trägt die eigentlichen Haltemittel für Werkstücke. Entsprechend der geforderten Funktionalität kann die Quertraverse mit zusätzlichen Freiheitsgraden, wie Schwenken in oder gegen die Transportrichtung, Schrägstellung oder Verfahrbarkeit der Haltemittel quer zur Teiletransportrichtung, z. B. für Doppelteile, ausgerüstet werden. Die jeweiligen Funktionen können durch Eigenantriebe an der Quertraverse oder mittels stationären Antrieben über den Gelenkarm erfolgen.

werden.

Während dem eigentlichen Umformvorgang befindet sich die Gelenkarmtransportvorrichtung in einer Parkstellung im Ständerbereich. Die vorgeschlagene Ausführung zeigt eine sehr günstige, schmale Bauform welche sich vorteilhaft auf die Gestaltung der Pressenständer auswirkt. Diese können ausschließlich nach der Lehre der Festigkeit dimensioniert werden und benötigen keine zusätzliche Breite für die Transportvorrichtung.

10

Die Bewegungsübertragung vom ersten zum zweiten Gelenkarmteil erfolgt über eine feste Übersetzung. Dies ermöglicht eine den Umformstufen und den unterschiedlichen Werkzeugen angepasste Übersetzung, und somit eine bewegungsoptimierte und ruckfreie Fahrkurve.

Weitere Einzelheiten und Vorteile der Erfindung ergeben sich aus der nachfolgenden Beschreibung eines Ausführungsbeispiels.

/10

Die Figuren zeigen schematisch:

Figur 1 Transferpresse mit Gelenkarmtransportvorrichtung

Figur 2 Einzelheit Antrieb Gelenkarmtransportvorrichtung

5 Figur 3 wie Figur 2, jedoch in Schnittdarstellung

Beschreibung des Ausführungsbeispiels

Beispielhaft ist in Figur 1 ein Ausschnitt einer Transferpresse 1 dargestellt. Erkennbar sind das Kopfstück 2, Stößel 3 mit daran befestigtem Oberwerkzeug 4. Das Unterwerkzeug 5 ist auf dem Pressentisch oder Schiebetisch 6 gespannt. An den Pressenständern 7 bis 10 ist die erfindungsgemäße Gelenkarmtransportvorrichtung 11-14 befestigt und in unterschiedlichen Funktionen dargestellt. Die am Pressenständer 7 angeördnete Gelenkarmtransportvorrichtung 11 zeigt eine Entnahme des umgeformten Werkstückes. Die dem Pressenständer 8 zugeordnete Transportvorrichtung 12 befindet sich während dem Umformvorgang in Parkstellung. Die Transportvorrichtung 13 hat ein Werkstück entnommen und transportiert dieses entlang der Fahrkurve 15 zur nächsten Umformstufe. Schließlich legt die Gelenkarmtransportvorrichtung 14 das Werkstück in ein Unterwerkzeug 5 ein.

25 Die zur Nutzung der Freigängigkeit zwischen Ober- und Unterwerkzeug besonders günstige Anordnung der Gelenkarmtransportvorrichtung ist gut erkennbar. Eine Überschneidung der Bewegungen der Transportvorrichtung mit der Stößelbewegung wird vollkommen vermieden und somit ist eine 30 Verbreiterung der Presse zur Schaffung eines Freiraumes für die Transportvorrichtung nicht erforderlich. Die Fahrkurven 15 und 16 zeigen anschaulich die günstigen Verhältnisse für ein sehr flaches Einfahren, Austragen und Einlegen der Werkstücke. Dabei zeigt die Fahrkurve 16 die Bewegung des Gelenkarmes ohne Werkstück. Die Fahrkurve 15 zeigt den Werkstücktransport.

Jeweils paarweise und spiegelbildlich gegenüberliegend sind die Gelenkarmtransportvorrichtungen an den Pressenständern angeordnet. Verbunden sind die Vorrichtungen durch eine 10 Quertraverse 17, auf der die Werkstückhaltemittel 18 befestigt sind.

Die Vorderansicht der Gelenkarmtransportvorrichtung zeigt Figur 2. Diese besteht aus den Gelenkarmteilen 19 und 20. Zum Antrieb der beiden Gelenkarmteile sind 2 Antriebe 21 und 22 vorgesehen, die die Zahnräder 23 und 24 in eine Drehbewegung versetzen oder in Ruhestellung halten. Diese Zahnräder 23 und 24 wirken derart auf die Zahnstangen 25 und 26 ein, dass diese eine entsprechende vertikale Bewegung ausführen.

20

Der nach unten gerichtete Teil der Zahnstangen 25 und 26 wirkt gemeinsam auf das Zahnrad 27. Mit diesem Zahnrad 27 ist der Gelenkarm 19 fest verbunden mit einem gemeinsamen Bewegungsmittelpunkt 28.

25

Die Bewegungsabläufe des Gelenkarms 19 sind aus Tabelle 46 zu ersehen. Dargestellt sind jedoch nur die Bewegungen die sich im Antriebsfall durch gleiche Drehzahlen der Antriebe 21 und 22 ergeben. Wenn z. B. beide Antriebe 21 und 22 mit gleicher Drehzahl rechts drehen, so bewirkt dieses über den Antriebsstrang 23, 24, 25, 26 ein rechts drehen des Zahnrades 27 und damit auch eine rechts gerichtete Schwenkbewegung des mit Zahnrad 27 verbundenen Gelenkarm 19. In der vertikalen (Y-)

Die Weiterleitung der Schwenkbewegung des ersten Gelenkarmteils 19 an den zweiten Gelenkarmteil 20 ist aus Figur 3 zu ersehen.

Das Zahnrad 30, welches sich im ersten Gelenkarmteil 19
befindet, ist über Achse 45 mit dem Schlitten 29 verbunden. Das Zahnrad 30 steht in Wirkverbindung mit den Zahnrädern 31 bis 34.

Das Zahnrad 34 ist fest mit dem zweiten Gelenkarmteil 20
verbunden. Wird über den Antriebsstrang 23,24,25,26 eine Schwenkbewegung des ersten Gelenkarmteils 19 eingeleitet, so erzeugt diese eine sich abwälzende Drehbewegung der Zahnräder 31, 32,33, 34 und durch die feste Verbindung mit Zahnrad 34 die entsprechende Schwenkung des zweiten Gelenkarmteils 20 um die Drehachse 35.

Zur Schwenkbewegung der Quertraverse 17 um die Achse 38 treibt ein am Antrieb 36 befestigtes Zahnritzel 39 das Zahnrad 40 an, welches die Bewegung auf die Kegeltriebe 41 bis 44 weiterleitet.

Antrieb 37 kann über ein zweites System von Kegeltrieben, die in den Hohlwellen der Kegeltriebe 41 bis 43 für das Schwenken gelagert sind, ein evtl. erforderliches auseinander fahren der Werkstückhaltemittel 18 für Doppelteile ausführen.

Die Erfindung ist nicht auf das beschriebene und dargestellte Ausführungsbeispiel beschränkt. Sie umfasst auch alle fachmännischen Ausgestaltungen im Rahmen des geltenden Anspruches 1.

37

Antrieb

:	Bezu	ngszeichenliste				•	
	1	Transferpresse	٠		24	Zahnrad	
	. 2	Kopfstück		30	25	Zahnstange	
٠.	3 .	Stößel	,	٠.	26	Zahnstange	
5	4 .	Oberwerkzeug	•	٠.	27	Zahnrad	
٠.	5	Unterwerkzeug		٠.	28	Drehpunkt	
	6.	Schiebetisch	٠,		29	Schlitten	
	7	Pressenständer		. 35	30	Zahnrad	•
	8 .	Pressenständer	,		31	Zahnrad	
10	9	Pressenständer	•		32	Zahnrad	
	10	Pressenständer			3.3	Zahnrad	
	11 `	Gelenkarmtransport-	•		34	Zahnrad	•
		vorrichtung	,	40	35	Drehpunkt	
٠	12	Gelenkarmtransport-			36	Antrieb	

			•		
	13	Gelenkarmtransport-		38	Drehachse
		vorrichtung		39	Zahnrad
	14	Gelenkarmtransport-	45	40	Zahnrad
		vorrichtung		41	Kegeltrieb .
20	15	Fahrkurve mit Werkstück		42	Kegeltrieb
•	16	Fahrkurve ohne Werkstück		43	Kegeltrieb
_	17	Quertraverse		44	Kegeltrieb '
	18 ,	Werkstuckhaltemittel	50	45	Achse
	19	Gelenkarmteil		46	Bewegungstabelle
25	20	Gelenkarmteil		47	Schwenkwinkel
	21 ·	Antrieb		48	Schwenkwinkel
		•			

vorrichtung

15

22

23

Antrieb

Zahnrad

25

30

- 1. Vorrichtung zum Transportieren von Werkstücken in einer Presse, Großteil-Stufenpresse, einem Simulator oder dergleichen, wobei jede Bearbeitungsstation wenigstens eine, das Werkstück transportierende unabhängige Transportvorrichtung aufweist und diese als ein Gelenkarm, bestehend aus zwei Gelenkarmteilen, ausgebildet ist, dadurch gekennzeichnet, dass die Gelenkarmtransportvorrichtung (11-14) oberhalb der
- Werkstücktransportebene an den Pressenständern (7-10) angeordnet ist, wobei der mit der Quertraverse (17) verbundene Gelenkarmteil (20) kürzer ist als der Gelenkarmteil (19) und eine Schwenkbewegung (48) im wesentlichen oberhalb des gemeinsamen Drehpunktes (35) ausgeführt, und wobei mittels regelbaren Hubantrieben 21, 22 in Wirkverbindung mit Getriebemittel eine Hub- und/oder Schwenkbewegung ausführbar
- Vorrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass
   eine Hubbewegung bzw. Senkbewegung des Lagerschlittens (29) für den Gelenkarmteil (19) mittels zwei parallel angeordnete
   Zahnstangen (25, 26) erfolgt, die von wenigstens 2 stationären
   Antriebsmotoren (21, 22) über Zahnräder (23, 24) antreibbar sind.
  - 3. Vorrichtung nach Anspruch 1 und 2, dadurch gekennzeichnet, dass zwei parallel angeordnete Zahnstangen (25, 26) gemeinsam auf ein Antriebszahnrad (27) für den Gelenkarm (19) einwirken, derart, dass eine Hub- und Senkbewegung eines Tragschlittens (29) und/oder eine Schwenkbewegung eines an dem Tragschlitten (29) gelagerten Gelenkarmes einstellbar ist.

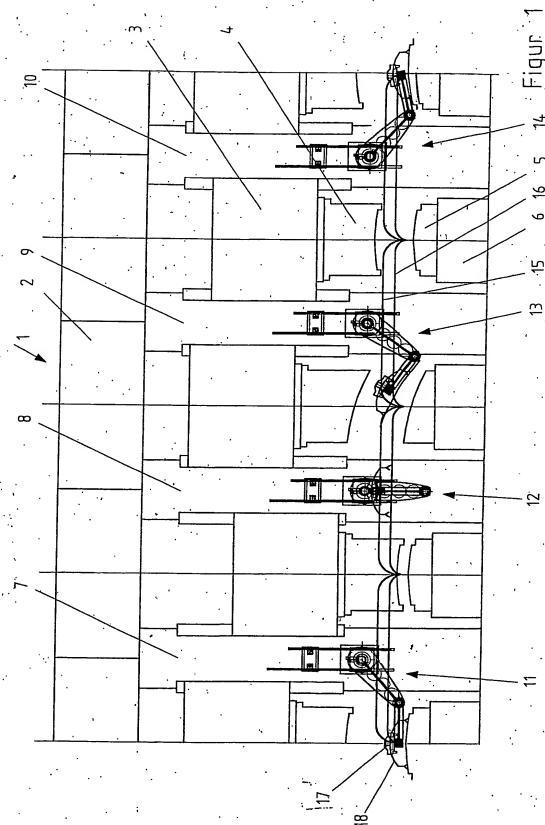
5 des Gelenkarmteils (20)

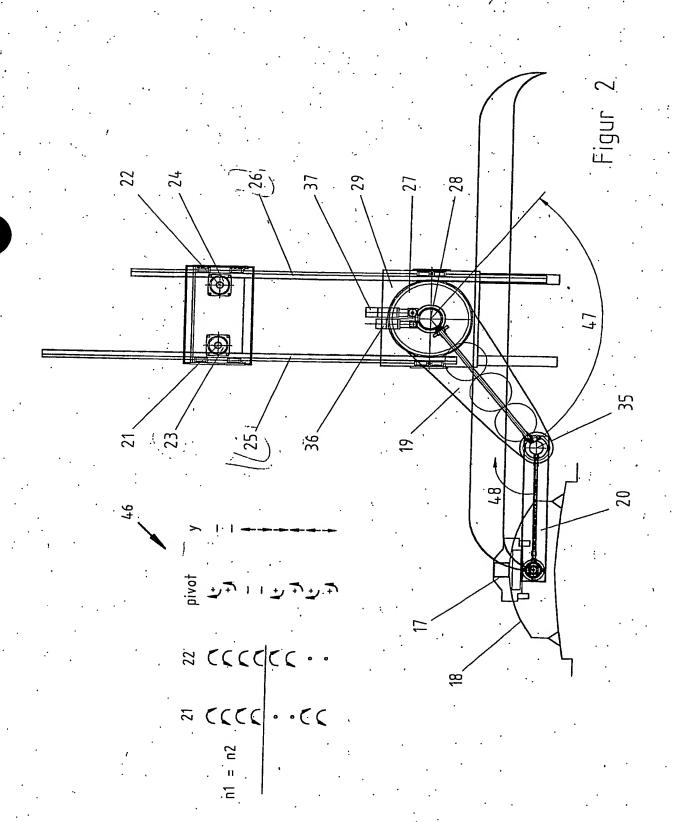
5. Vorrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass ein regelbarer Antrieb (36) über Getriebemittel (40 bis 44) eine Quertraverse (17) mit Werkstückhaltemittel (18) um eine Schwenkachse (38) schwenkt.

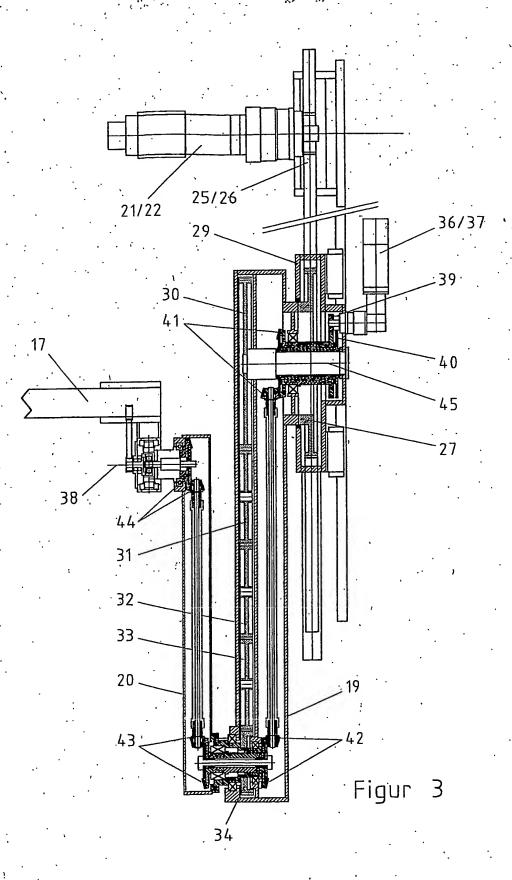
6. Vorrichtung nach Anspruch 1 und 5, dadurch gekennzeichnet, dass ein regelbarer Antrieb (37) zur Lageveränderung der Werkstückhaltemittel (18) dient.

### Zusammenfassung

Eine, insbesondere zur Automatisierung von GroßteilTransferpressen vorgesehene, Gelenkarmtransportvorrichtung
zeichnet sich durch eine Kinematik und Bauform aus die keinen zusätzlichen Freiraum zwischen Pressenstößel und Ständer erfordert und die bereits bei einem geringen Freiraum zwischen einem Ober- und Unterwerkzeug das Ein- oder Austragen von Werkstücken ermöglicht.







# Document made available under the **Patent Cooperation Treaty (PCT)**

International application number: PCT/DE04/002492

International filing date:

11 November 2004 (11.11.2004)

Document type:

Certified copy of priority document

Document details:

Country/Office: DE

Number:

103 52 982.9

Filing date: 13 November 2003 (13.11.2003)

Date of receipt at the International Bureau: 07 February 2005 (07.02.2005)

Remark: Priority document submitted or transmitted to the International Bureau in

compliance with Rule 17.1(a) or (b)



# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

## **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

□ BLACK BORDERS
□ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
□ FADED TEXT OR DRAWING
□ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
□ SKEWED/SLANTED IMAGES
□ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
□ GRAY SCALE DOCUMENTS
□ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
□ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY

## IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

OTHER:

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.